



Europäisches Patentamt
European Patent Office
Office européen des brevets



(11) EP 0 997 622 A1

(12) DEMANDE DE BREVET EUROPEEN

(43) Date de publication:
03.05.2000 Bulletin 2000/18

(51) Int Cl.7: F02B 23/10, F02F 3/26

(21) Numéro de dépôt: 99402616.9

(22) Date de dépôt: 22.10.1999

(84) Etats contractants désignés:
AT BE CH CY DE DK ES FI FR GB GR IE IT LI LU
MC NL PT SE
Etats d'extension désignés:
AL LT LV MK RO SI

- Leboeuf, Régis
91430 Igny (FR)
- Gastaldi, Patrick
91190 Gif s/ Yvette (FR)
- Voisin, Christophe
75018 Paris (FR)

(30) Priorité: 30.10.1998 FR 9813637

(71) Demandeur: RENAULT
92109 Boulogne-Billancourt (FR)

(74) Mandataire: Fernandez, Francis Lionel
Renault,
Technocentre,
S.0267 - TCR AVA 0-56,
1 avenue du Golf
78288 Guyancourt (FR)

(72) Inventeurs:
• Floch, Alain
91460 Marcoussis (FR)

(54) Moteur à combustion interne à allumage commandé et à injection directe comportant un piston perfectionné

(57) L'invention concerne un moteur à combustion interne à allumage commandé et à injection directe, du type comportant un piston (22) dont une face supérieure (20) est muni d'un évidement concave (46), et du type comportant au moins un conduits d'admission (24) adapté pour créer dans le cylindre un écoulement dit de "tumble" dans lequel les gaz s'écoulent le long de la face supérieure (20) du piston (22) en se dirigeant transver-

salement du côté échappement vers le côté admission, caractérisé en ce que l'évidement concave (46) est décalé du côté échappement tout en présentant une portion de paroi de fond (50) qui est inclinée vers le bas en se dirigeant transversalement de l'échappement vers l'admission, et en ce que l'évidement (46) est délimité transversalement du côté admission par une portion de paroi sensiblement verticale formant déflecteur (52).

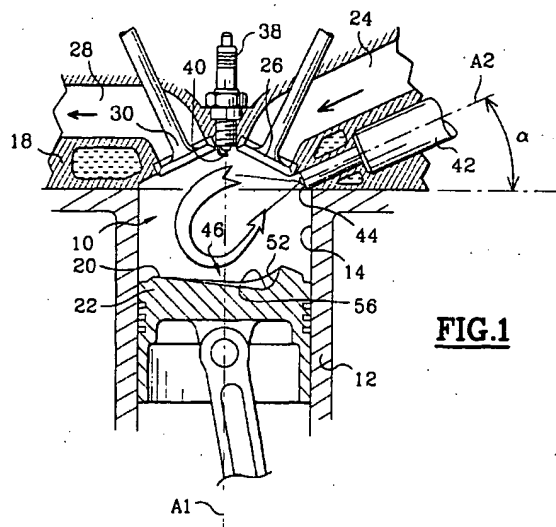


FIG.1

EP 0 997 622 A1

Description

[0001] L'invention concerne un moteur à combustion interne à allumage commandé et à injection directe.

[0002] L'invention concerne plus particulièrement un moteur à combustion interne à allumage commandé et à injection directe, du type dans lequel un cylindre est délimité axialement vers le haut par une face inférieure d'une culasse dans laquelle débouchent, chacun par l'intermédiaire d'une soupape correspondante, au moins un conduit d'admission et au moins un conduit d'échappement, les soupapes d'admission et d'échappement étant agencées respectivement de part et d'autre d'un plan de référence contenant l'axe du cylindre et délimitant un côté admission d'un côté échappement du cylindre, du type dans lequel le cylindre est délimité axialement vers le bas par un piston dont une face supérieure comporte un évidement concave, et du type dans lequel au moins un des conduits d'admission est adapté pour créer dans le cylindre, au moins pour certaines phases de fonctionnement du moteur, un écoulement dit de "tumble" dans lequel les gaz contenus dans le cylindre sont animés d'un mouvement de rotation autour d'un axe perpendiculaire à l'axe du cylindre et parallèle au plan de référence, les gaz s'écoulant le long de la face supérieure du piston en se dirigeant transversalement du côté échappement vers le côté admission.

[0003] L'utilisation de l'injection directe, dans les moteurs à combustion interne et à allumage commandé, permet d'optimiser le fonctionnement du moteur avec des mélanges dits "pauvres", c'est-à-dire des mélanges carburés dans lesquels il existe un fort excès d'air par rapport à la quantité de carburant introduite dans le cylindre.

[0004] L'utilisation des mélanges pauvres permet notamment de réduire de manière importante la consommation de carburant mais aussi de réduire la température maximale atteinte au cours de la combustion, ce qui permet de diminuer la production de substances polluantes telles que les oxydes d'azote (NOx).

[0005] De même, l'excès d'air permet d'éviter qu'une partie du carburant reste imbrûlée après la combustion et soit évacuée avec les gaz d'échappement.

[0006] Le mélange carburé qui résulte de l'injection du carburant dans le cylindre peut être un mélange homogène ou un mélange stratifié dans lequel le rapport air/carburant n'est pas constant dans tout le cylindre. Par exemple, on peut chercher à obtenir une plus forte concentration de carburant au voisinage de la bougie d'allumage pour faciliter le démarrage de la combustion.

[0007] On connaît différentes solutions qui permettent de réaliser des charges stratifiées grâce à l'injection directe.

[0008] Une première consiste à positionner l'injecteur et la bougie de telle manière que le jet de carburant est projeté directement par l'injecteur en direction de la bougie. Cette méthode est a priori très performante mais

elle peut être sensible aux incertitudes de positionnement des différents éléments et, encore plus, à l'éventuel encrassement du nez d'injecteur qui peut modifier notablement les caractéristiques du jet de carburant.

[0009] Une seconde solution connue consiste à réaliser une stratification par effet de paroi en dirigeant le jet de carburant en direction d'une paroi, par exemple la face supérieure du piston, pour le diriger ensuite en direction de la bougie. Un moteur mettant en oeuvre cette solution est par exemple décrit dans le document EP-A-0.558.072. Toutefois, avec cette solution, il peut se produire une condensation importante du carburant sur les parois, le carburant ainsi condensé étant alors très difficilement inflammable.

[0010] L'invention a donc pour objet de proposer une solution globale quant à la géométrie et à l'implantation des éléments essentiels d'un moteur à combustion interne et à allumage commandé qui permette d'obtenir un fonctionnement optimal du moteur avec des charges "pauvres" stratifiées.

[0011] Dans ce but, l'invention propose un moteur du type décrit précédemment, caractérisé en ce que l'évidement concave est décalé du côté échappement tout en présentant une portion de paroi de fond qui est inclinée vers le bas en se dirigeant transversalement de l'échappement vers l'admission, le point bas de l'évidement étant agencé du côté admission, et en ce que l'évidement est délimité transversalement du côté admission par une portion de paroi sensiblement verticale formant déflecteur.

[0012] Selon d'autres caractéristiques de l'invention :

- la portion de paroi de fond présente la forme d'une bande sensiblement plane qui s'étend selon la direction transversale ;
- la distance entre le déflecteur et l'axe du cylindre est égale à au moins un tiers du rayon du cylindre ;
- la distance entre le déflecteur et l'axe du cylindre est égale au plus à trois quarts du rayon du cylindre ;
- le moteur comporte une bougie d'allumage qui est implantée dans la culasse de manière à déboucher dans le cylindre sensiblement au niveau de l'axe de celui-ci ;
- le moteur comporte un injecteur qui est implanté de manière à déboucher dans une partie radiale externe de la face inférieure de la culasse, du côté admission du cylindre, et de manière à injecter du carburant en direction de l'évidement ;
- l'évidement concave est délimité selon une direction longitudinale par deux parois latérales, et la dimension longitudinale de l'évidement diminue en se dirigeant transversalement du côté échappement vers le côté admission ;
- l'évidement concave est délimité selon une direction longitudinale par deux parois latérales, et au moins sur une partie de l'allongement transversal de l'évidement, la dimension longitudinale de l'évi-

dement augmente en se dirigeant transversalement du côté échappement vers le côté admission ;

- l'évidement présente un contour de forme ovoïde ;
- la face inférieure de la culasse présente une forme de toit à deux pans inclinés qui sont délimités par une arête sommitale contenue dans le plan de référence, et la face supérieure du piston présente, autour de l'évidement concave, une forme sensiblement complémentaire de celle de la face inférieure de la culasse.

[0013] D'autres caractéristiques et avantages de l'invention apparaîtront à la lecture de la description détaillée qui suit pour la compréhension de laquelle on se reportera aux dessins annexés dans lesquels :

- la figure 1 est une vue schématique et partielle en coupe axiale d'un moteur conforme aux enseignements de l'invention ;
- la figure 2 est une vue, de dessous selon l'axe du cylindre, de la face inférieure de la culasse du moteur de la figure 1 ;
- la figure 3 est une vue illustrant de manière plus précise, en section axiale, la forme de l'évidement du piston du moteur de la figure 1 ;
- les figures 5, 7 et 8 sont des vues schématiques en perspective illustrant différents modes de réalisation de la forme de la face supérieure du piston d'un moteur selon l'invention ;
- les figures 4 et 6 sont des vues schématiques en vue de dessus des pistons des figures 5 et 7.

[0014] On a illustré sur la figure 1 un cylindre 10 d'un moteur à combustion interne à allumage commandé et à injection directe. Le cylindre 10, d'axe A1, est délimité dans un bloc-moteur 12 par une paroi cylindrique 14. Le cylindre 10 est délimité vers le haut par la face inférieure 16 d'une culasse 18 et, vers le bas, par la face supérieure 20 d'un piston 22 qui, de manière connue, est animé d'un mouvement alternatif de translation selon l'axe A1.

[0015] Deux conduits d'admission 24 d'air sont aménagés dans la culasse 18 de manière à déboucher dans la face inférieure 16 de celle-ci. La communication entre les conduits d'admission 24 et le cylindre 10 est autorisée ou interrompue par des soupapes d'admission commandées 26.

[0016] De la même manière, des conduits d'échappement 28 débouchent dans le cylindre 10 par l'intermédiaire de soupapes d'échappement 30.

[0017] Dans l'exemple de réalisation illustré sur les figures, la face inférieure 16 de la culasse 18 est configurée en « toit » de sorte qu'elle présente deux pans 32, 34 qui sont sensiblement plans et inclinés de part et d'autre d'une arête sommitale 36. Les conduits d'admission 24 débouchent dans l'un 34 des pans tandis que les conduits d'échappement 28 débouchent dans l'autre 32 des pans.

[0018] L'arête sommitale 36 et l'axe A1 du cylindre 10 déterminent ainsi un plan de référence qui délimite dans ce cylindre un côté admission et un côté échappement.

[0019] S'agissant d'un moteur à allumage commandé, une bougie d'allumage 38 est vissée dans la culasse 16 de telle sorte que ses électrodes 40 débouchent dans le cylindre 10, sensiblement sur l'axe A1 de celui-ci et donc au niveau de l'arête sommitale 36 de la face inférieure 16 de la culasse 18.

[0020] Par ailleurs, un injecteur 42 est implanté dans la culasse 18, entre les conduits d'admission 24 ou juste en dessous de ceux-ci, de manière qu'un nez 44 de l'injecteur 42 débouche dans le cylindre 10 pour pouvoir projeter directement à l'intérieur de celui-ci un jet de carburant.

[0021] Comme on peut le voir sur la figure 1, l'injecteur 42 débouche dans une partie périphérique de la face inférieure 16 de la culasse 18, c'est-à-dire une partie agencée radialement vers l'extérieur par rapport à l'axe A1 du cylindre.

[0022] L'injecteur 42 projette un jet de carburant sensiblement conique, l'axe du jet de carburant étant sensiblement confondu avec celui A2 de l'injecteur 42 qui forme par exemple un angle α d'environ 20 à 40° avec un plan perpendiculaire à l'axe A1 du cylindre 10. L'axe A2 de l'injecteur 42 est contenu dans un plan vertical transversal qui est celui de la figure 1, c'est-à-dire le plan perpendiculaire à l'arête sommitale 36.

[0023] Le cylindre 10 est muni d'au moins un conduit d'admission 24 qui comporte des moyens pour créer, au moins pour certaines phases de fonctionnement du moteur, un mouvement tourbillonnaire dit de « tumble » dans le cylindre 10. Ces moyens peuvent être constitués simplement par la forme du conduit d'admission 24 mais ils peuvent aussi être constitués par des moyens additionnels interposés dans le conduit d'admission, mobiles ou fixes, et susceptibles de perturber l'écoulement de l'air dans le conduit 24 pour que, à l'intérieur du cylindre 10, soit créé un écoulement tourbillonnaire qui, dans le plan perpendiculaire à l'arête sommitale 36, tourne autour d'un axe parallèle à cette arête 36, dans le sens anti-horaire lorsque l'on regarde le cylindre 10 de telle sorte que les soupapes d'admission sont à la droite et les soupapes d'échappement à la gauche. Ainsi, les gaz contenus dans le cylindre sont animés d'un mouvement tel qu'ils tendent à s'écouler le long de la face supérieure 20 du piston 22 en se dirigeant selon une direction transversale du côté échappement vers le côté admission.

[0024] Cet écoulement, compte tenu de son sens de rotation, sera appelé « tumble direct » dans la suite du texte.

[0025] Grâce au mouvement tourbillonnaire ainsi créé, illustré notamment sur la figure 1, le jet de carburant tend à être intercepté par des courants de gaz qui provoquent une accumulation de carburant au voisinage des électrodes 40 de la bougie 34. Il est possible de faire varier l'angle entre les deux mouvements, notam-

ment en adaptant l'orientation de l'injecteur 42 par variation de l'angle α , de telle sorte que les deux mouvements s'opposent dans une plus ou moins grande mesure.

[0026] Ainsi, la stratification du mélange carburé est obtenue grâce à l'aérodynamique des gaz dans le cylindre 10, du fait de l'interception du carburant par les gaz en mouvement, en limitant le contact du carburant avec les parois du cylindre, c'est-à-dire en limitant les contacts avec la face supérieure 20 du piston 22 et avec la face latérale 14 du cylindre 10.

[0027] Pour obtenir un bon fonctionnement du moteur selon l'invention, il convient que le carburant soit injecté dans le cylindre avec une quantité de mouvement qui ne soit pas trop importante. Il faut en effet que la force de l'injection soit telle que le carburant puisse être dévié en direction de la bougie 38 avant d'arriver au contact du piston 22. Dans ce but, il sera préférable d'utiliser un injecteur 42 à pénétration réduite.

[0028] Selon l'invention, la face supérieure 20 du piston 22 comporte un évidement concave 46 qui permet de canaliser au mieux le mouvement tourbillonnaire de « tumble » des gaz contenus dans le cylindre, notamment lors du temps de compression lorsque le piston 22 remonte dans le cylindre 10 vers sa position de point mort haut. On notera que le jet de carburant projeté par l'injecteur 42 est dirigé sensiblement en direction de l'évidement concave 46 afin de pouvoir interagir avec le mouvement tourbillonnaire qui est canalisé par cet évidement.

[0029] Compte tenu du sens de rotation du mouvement tourbillonnaire de "tumble direct", cet évidement 46 est avantageusement décalé par rapport à l'axe A1 en direction du côté échappement du cylindre 10.

[0030] Comme on peut le voir sur les figures, la face supérieure 20 du piston 22 comporte par ailleurs, à l'aplomb de l'arête sommitale 36, autour de l'évidement concave 46, un bossage 48 qui est de forme sensiblement complémentaire de celle de la face inférieure 16 de la culasse 18, et qui permet notamment de limiter le volume résiduel du cylindre lorsque le piston 22 est au point mort haut, ceci afin d'obtenir un taux de compression adéquat des gaz.

[0031] On a représenté d'une part sur les figures 4 et 5 et d'autre part sur les figures 6 et 7 deux modes de réalisation d'un piston 22 qui permet, de par la forme de l'évidement concave 46, d'obtenir une aérodynamique interne des gaz dans le cylindre particulièrement favorable à l'obtention d'une bonne stratification du mélange carburé dans le cylindre.

[0032] Dans les deux cas, la face supérieure 20 du piston 22 présente, en section par un plan vertical transversal perpendiculaire à l'arête sommitale 36, un profil du type de celui qui est illustré en détail à la figure 3.

[0033] Comme on peut le voir sur cette figure, l'évidement 46 présente ainsi notamment une portion de paroi de fond 50 qui est sensiblement plane et inclinée vers le bas lorsque l'on se dirige selon la direction transver-

sale du côté échappement vers le côté admission. La pente de cette paroi de fond 50 forme par exemple un angle d'environ 5 à 10 degrés par rapport au plan horizontal perpendiculaire à l'axe A1 du cylindre.

[0034] L'évidement 46 s'étend transversalement du côté échappement presque jusqu'à l'extrémité radiale externe du piston 22 et, à ce niveau, la paroi de fond 50 affleure sensiblement au même niveau que la paroi supérieure 20 du piston 22.

[0035] Au contraire, l'évidement concave 46 est délimité transversalement du côté de l'admission par une portion de paroi sensiblement verticale 52 qui s'étend perpendiculairement à la direction transversale pour former un déflecteur. Le déflecteur 52 est agencé transversalement du côté admission du cylindre, à une distance de l'axe A1 qui est de préférence comprise entre un tiers et trois-quarts du rayon de celui-ci. Comme on peut le voir sur la figure 3, la paroi de fond 50 et le déflecteur 52 sont raccordés l'un à l'autre par une zone de raccordement 54 courbe.

[0036] La zone de raccordement 54 s'étend depuis un point bas 56 de l'évidement concave 46 qui est agencé du côté admission du piston 22, à proximité du déflecteur 52. A titre d'exemple, pour un piston d'environ 80 mm de diamètre, on pourra prévoir que la profondeur de l'évidement 46, comprise entre le point bas 56 et le point le plus haut du déflecteur 52, soit approximativement de 7 à 15 mm. Dans l'exemple de réalisation illustré, le point bas 56 est décalé transversalement vers l'admission d'une distance correspondant sensiblement à la moitié du rayon du cylindre et le déflecteur 52 est agencé à une distance sensiblement égale à deux tiers du rayon par rapport à l'axe A1.

[0037] De par la configuration de l'évidement 46, on voit donc que les gaz, qui s'écoulent de l'échappement vers l'admission le long de la paroi supérieure 20 du piston 22, longent tout d'abord la paroi de fond 50 avant d'être défléchi verticalement vers le haut par le déflecteur 52, ceci de manière à favoriser et entretenir le mouvement de "tumble direct".

[0038] On peut voir sur les figures 4 et 6 que, dans les deux exemples de réalisation proposés, l'évidement 46 est globalement décalé transversalement vers l'échappement bien que son point le plus bas 56 soit décalé du côté de l'admission. En effet, sur les vues de dessus des figures 4 et 6, on voit que la superficie occupée par l'évidement 46 est répartie en majorité du côté de l'échappement et que, du côté échappement, l'évidement 46 s'étend transversalement sensiblement jusqu'à l'extrémité radiale externe du piston 22.

[0039] Les deux exemples de réalisation de l'invention qui sont illustrés sur les figures 4 à 7 diffèrent essentiellement par la forme de l'évidement 46 et, plus particulièrement, par la forme de l'évidement en vue de dessus. En effet, selon cette vue, on peut voir que l'évidement 46 est délimité selon une direction longitudinale parallèle à celle de l'arête sommitale 36 du cylindre par deux portions de paroi latérale 58 agencées symétri-

quement par rapport au plan vertical transversal du cylindre.

[0040] Dans le premier mode de réalisation illustré aux figures 4 et 5, les deux parois latérales 58 tendent à se rapprocher l'une de l'autre selon la direction longitudinale lorsque l'on se déplace de l'échappement vers l'admission. Ainsi, l'évidement 46 se trouve largement ouvert du côté de l'échappement, et il tend à se resserrer du côté de l'admission. De par cette configuration, on comprend que le volume délimité par une section longitudinale de l'évidement 46 diminue au fur et à mesure que l'on se déplace dans l'évidement 46 selon le sens d'écoulement des gaz dû au mouvement de "tumble direct". La diminution de cette section tend donc à favoriser une accélération des gaz qui s'écoulent dans l'évidement 46, ceux-ci arrivant donc au contact du déflecteur 52 avec une quantité de mouvement importante.

[0041] Au contraire, dans le mode de réalisation de l'invention qui est illustré aux figures 6 et 7, on peut voir que, au moins du côté échappement, les parois latérales 58 de l'évidement 46 tendent à s'écarter l'une de l'autre de sorte que, dans le sens d'écoulement des gaz dans l'évidement 46, la dimension de celui-ci selon la direction longitudinale tend à augmenter. Bien entendu, du côté de l'admission, les parois latérales 58 se rapprochent l'une de l'autre en étant conformées en arc de cercle pour, en se raccordant l'une à l'autre, former le déflecteur 52. La forme de cet évidement 46, dont le contour est sensiblement ovoïde, est plus particulièrement favorable à une propagation de la flamme lors de la combustion du mélange carburé.

[0042] On peut voir notamment sur les figures 4 et 6 que la paroi de fond 50 de l'évidement 46 est, dans les deux exemples de réalisation choisis, réalisée sous la forme d'une bande sensiblement plane, de faible largeur selon la direction longitudinale, et s'étendant depuis l'extrémité de l'évidement, côté échappement, jusqu'au point le plus bas 56. Les parois latérales 58 présentent en réalité, en section par un plan vertical longitudinal, une forme arrondie de manière à se raccorder avec la bande de fond 50.

[0043] Toutefois, comme cela est illustré à la figure 8, on peut aussi prévoir que le fond de l'évidement 46 soit dépourvu de cette bande plane, l'évidement 46 présentant alors, en section par un plan longitudinal vertical, sensiblement une forme d'arc de cercle.

[0044] Bien entendu, on pourra aussi prévoir que les parois latérales 58 de l'évidement 46 soient sensiblement parallèles l'une à l'autre, uniquement raccordées par un arrondi à leur extrémité côté admission avec le déflecteur 52.

Revendications

1. Moteur à combustion interne à allumage commandé et à injection directe, du type dans lequel un cylindre (10) est délimité axialement vers le haut par

une face inférieure (16) d'une culasse (18) dans laquelle débouchent, chacun par l'intermédiaire d'une soupape (26, 30) correspondante, au moins un conduit d'admission (24) et au moins un conduit d'échappement (28), les soupapes d'admission (24) et d'échappement (30) étant agencées respectivement de part et d'autre d'un plan de référence contenant l'axe (A1) du cylindre (10) et délimitant un côté admission d'un côté échappement du cylindre, du type dans lequel le cylindre est délimité axialement vers le bas par un piston (22) dont une face supérieure (20) comporte un évidement concave (46), et du type dans lequel au moins un des conduits d'admission (24) est adapté pour créer dans le cylindre, au moins pour certaines phases de fonctionnement du moteur, un écoulement dit de "tumble" dans lequel les gaz contenus dans le cylindre sont animés d'un mouvement de rotation autour d'un axe perpendiculaire à l'axe (A1) du cylindre et parallèle au plan de référence, les gaz s'écoulant le long de la face supérieure (20) du piston (22) en se dirigeant transversalement du côté échappement vers le côté admission,

caractérisé en ce que l'évidement concave (46) est décalé du côté échappement tout en présentant une portion de paroi de fond (50) qui est inclinée vers le bas en se dirigeant transversalement de l'échappement vers l'admission, le point bas (56) de l'évidement (46) étant agencé du côté admission, et en ce que l'évidement (46) est délimité transversalement du côté admission par une portion de paroi sensiblement verticale formant déflecteur (52).

2. Moteur selon la revendication 1, caractérisé en ce que la portion de paroi de fond (50) présente la forme d'une bande sensiblement plane qui s'étend selon la direction transversale.
3. Moteur selon l'une quelconque des revendications précédentes, caractérisé en ce que la distance entre le déflecteur (52) et l'axe (A1) du cylindre est égale à au moins un tiers du rayon du cylindre.
4. Moteur selon l'une quelconque des revendications précédentes, caractérisé en ce que la distance entre le déflecteur (52) et l'axe (A1) du cylindre est égale au plus à trois quarts du rayon du cylindre.
5. Moteur selon l'une quelconque des revendications précédentes, caractérisé en ce qu'il comporte une bougie d'allumage (38) qui est implantée dans la culasse (18) de manière à déboucher dans le cylindre (10) sensiblement au niveau de l'axe (A1) de celui-ci.
6. Moteur selon l'une quelconque des revendications précédentes, caractérisé en ce qu'il comporte un in-

jecteur (42) qui est implanté de manière à déboucher dans une partie radiale externe de la face inférieure (16) de la culasse (18), du côté admission du cylindre, et de manière à injecter du carburant en direction de l'évidement (46).

5

7. Moteur selon l'une quelconque des revendications précédentes, caractérisé en ce que l'évidement concave (46) est délimité selon une direction longitudinale par deux parois latérales (58), et en ce que la dimension longitudinale de l'évidement (46) diminue en se dirigeant transversalement du côté échappement vers le côté admission. 10
8. Moteur selon l'une quelconque des revendications 1 à 6, caractérisé en ce que l'évidement concave (46) est délimité selon une direction longitudinale par deux parois latérales (58), et en ce que, au moins sur une partie de l'allongement transversal de l'évidement (46), la dimension longitudinale de l'évidement (46) augmente en se dirigeant transversalement du côté échappement vers le côté admission. 15 20
9. Moteur selon la revendication 8, caractérisé en ce que l'évidement (46) présente un contour de forme ovoïde. 25
10. Moteur selon l'une quelconque des revendications précédentes, caractérisé en ce que la face inférieure (16) de la culasse (18) présente une forme de toit à deux pans inclinés (32, 34) qui sont délimités par une arête sommitale (36) contenue dans le plan de référence, et en ce que la face supérieure (20) du piston (22) présente, autour de l'évidement concave (46), une forme sensiblement complémentaire de celle de la face inférieure (16) de la culasse (18). 30 35

40

45

50

55

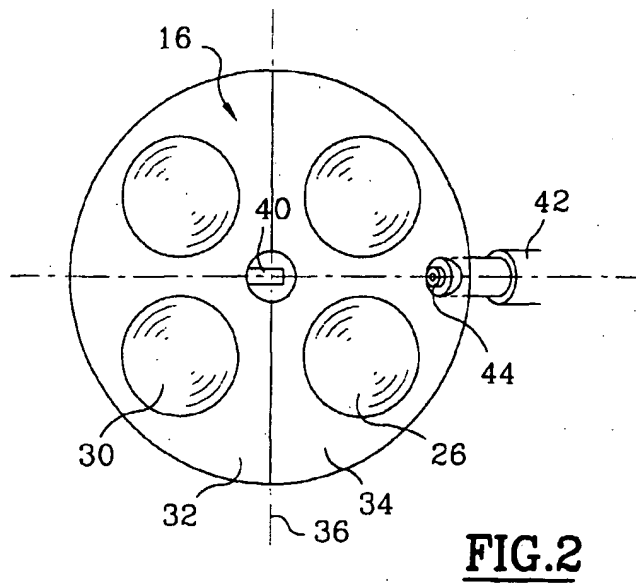
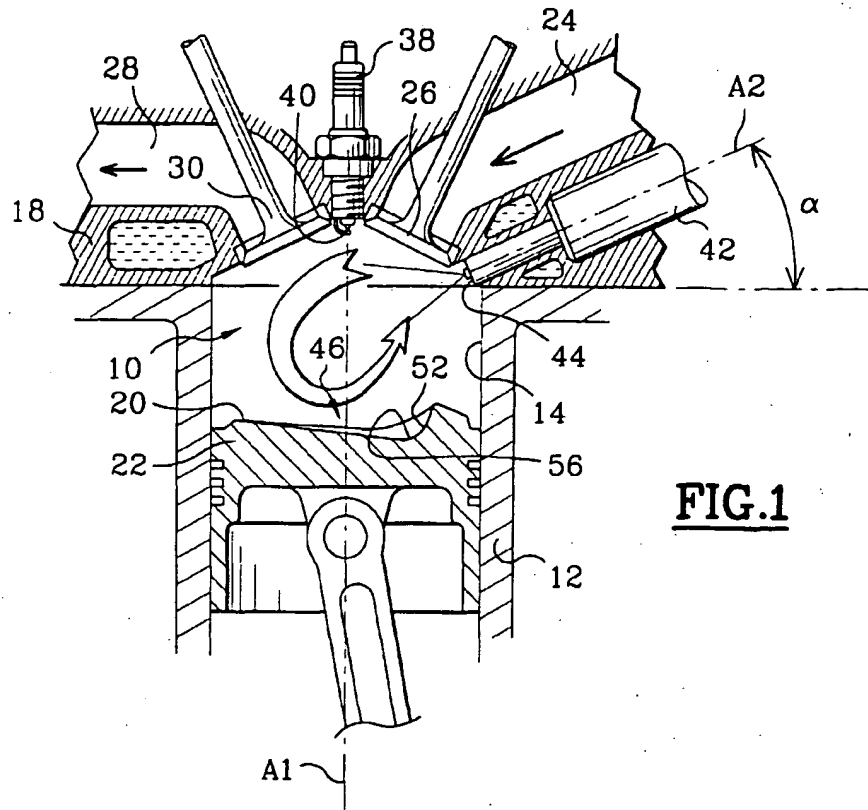


FIG.3

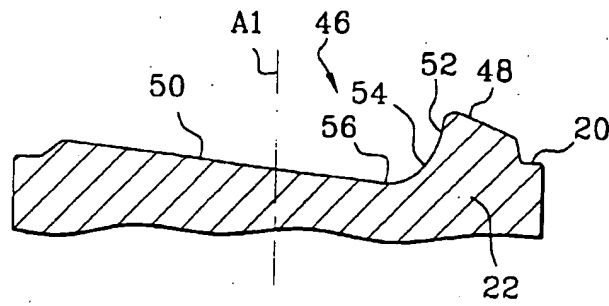


FIG.4

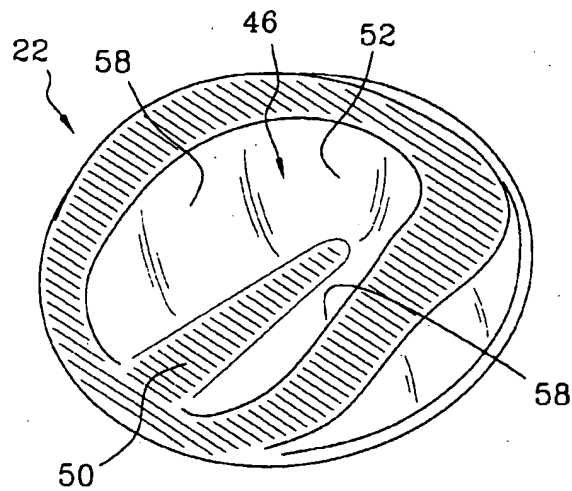
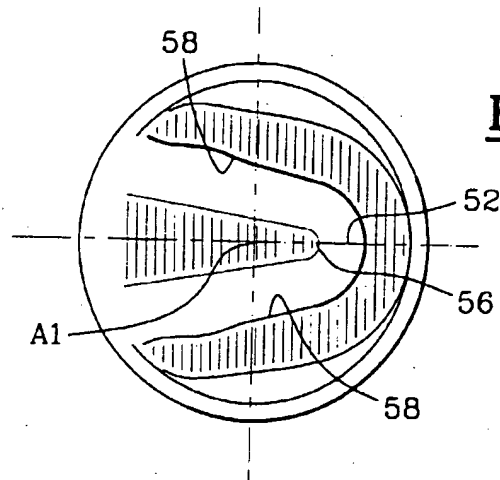
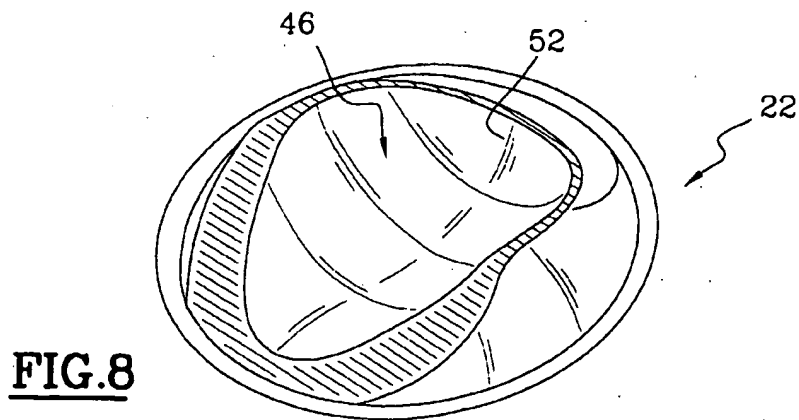
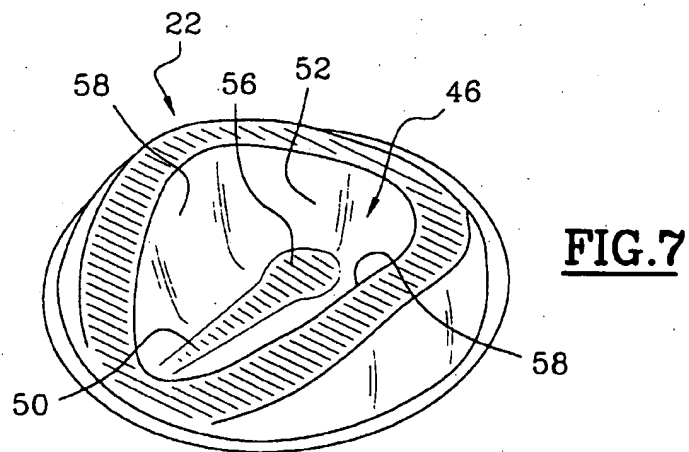
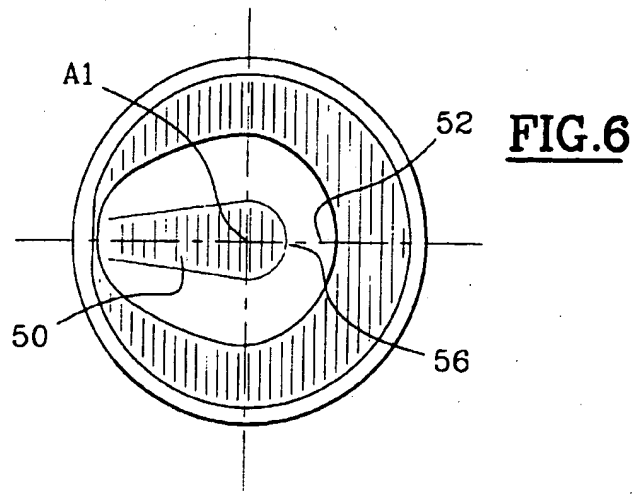


FIG.5





Office européen
des brevets

RAPPORT DE RECHERCHE EUROPEENNE

Numéro de la demande
EP 99 40 2616

DOCUMENTS CONSIDERES COMME PERTINENTS			
Catégorie	Citation du document avec indication, en cas de besoin, des parties pertinentes	Revendication concernée	CLASSEMENT DE LA DEMANDE (Int.Cl.7)
A	DE 197 16 642 A (IAV MOTOR GMBH) 29 octobre 1998 (1998-10-29) * figures 2-5 * * abrégé *	1	F02B23/10 F02F3/26
A	US 5 775 288 A (SUZUKI YUICHI ET AL) 7 juillet 1998 (1998-07-07) * figure 1 * * abrégé *	1,2,5,6, 10	
A	EP 0 694 682 A (TOYOTA MOTOR CO LTD) 31 janvier 1996 (1996-01-31) * figure 1 * * abrégé *	1,2,5,6, 10	
			DOMAINES TECHNIQUES RECHERCHES (Int.Cl.7)
			F02B F02F
Le présent rapport a été établi pour toutes les revendications			
Lieu de la recherche LA HAYE		Date d'achèvement de la recherche 24 novembre 1999	Examineur Wassenaar, G
<p>CATEGORIE DES DOCUMENTS CITES</p> <p>X : particulièrement pertinent à lui seul Y : particulièrement pertinent en combinaison avec un autre document de la même catégorie A : arrière-plan technique O : divulgation non-écrite P : document intercalaire</p> <p>T : théorie ou principe à la base de l'invention E : document de brevet antérieur, mais publié à la date de dépôt ou après cette date D : cité dans la demande L : cité pour d'autres raisons & : membre de la même famille, document correspondant</p>			

EP 0 FORM 1503 03.82 (P04.02/97)

**ANNEXE AU RAPPORT DE RECHERCHE EUROPEENNE
RELATIF A LA DEMANDE DE BREVET EUROPEEN NO.**

EP 99 40 2616

La présente annexe indique les membres de la famille de brevets relatifs aux documents brevets cités dans le rapport de recherche européenne visé ci-dessus.
Lesdits membres sont contenus au fichier informatique de l'Office européen des brevets à la date du
Les renseignements fournis sont donnés à titre indicatif et n'engagent pas la responsabilité de l'Office européen des brevets.

24-11-1999

Document brevet cité au rapport de recherche	Date de publication	Membre(s) de la famille de brevet(s)	Date de publication
DE 19716642 A	29-10-1998	AUCUN	
US 5775288 A	07-07-1998	JP 9014103 A	14-01-1997
		US 5908018 A	01-06-1999
EP 0694682 A	31-01-1996	JP 8035429 A	06-02-1996
		DE 69500126 D	13-02-1997
		DE 69500126 T	19-06-1997
		US 5553588 A	10-09-1996

EPO FORM P0400

Pour tout renseignement concernant cette annexe : voir Journal Officiel de l'Office européen des brevets, No.12/82